REAR WHEEL ONE SIDE DRIVE TYPE TRICYCLE

Patent number:

JP55110680

Publication date:

1980-08-26

Inventor:

YAMAMOTO HITOSHI; WATANABE MASAKI; KOIZUMI

SHINICHI

Applicant:

HONDA MOTOR CO LTD

Classification:

- international:

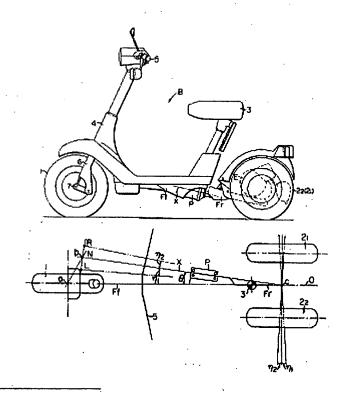
B62K5/02; B62M17/00

- european:

Application number: JP19790015874 19790214 Priority number(s): JP19790015874 19790214

Abstract not available for JP55110680 Abstract of correspondent: US4316520

An improved form of three-wheeled vehicle of the type having a front wheel arranged in the longitudinal plane of symmetry of the vehicle and a pair of rear wheels arranged symmetrically with respect to the vehicle plane. The pivot joint interconnecting the front and rear frames of the vehicle has a turning axis offset from the vehicle plane to that side of the vehicle on which the driving rear wheel is arranged and extending in a direction inclined laterally outwardly from rear to front of the vehicle. Such pivot arrangement is highly effective to improve the driving stability of three-wheeled vehicles of the type concerned, without involving any structural complication or increase in cost of production.



Data supplied from the esp@cenet database - Worldwide

Also published as:



US4316520 (A1) GB2045705 (A)

FR2449023 (A1)

DE3005169 (A1)

⑩ 日本国特許庁 (JP)

砂特許出願公開

母公開特許公報(A)

昭55-110680

6)Int. Cl.³ B 62 M 17/00 #B 62 K 5/02 識別記号

庁内整理番号 6475-3D 6325-3D 砂公開 昭和55年(1980) 8 月26日

発明の数 1 審査請求 有

(全 6 頁)

函後輪片側駆動式三輪車

②特 願 昭54-15874

②出 願 昭54(1979)2月14日

仰発 明 者 山本均

志木市中宗岡5-8-12

仍発 明 者 渡辺雅樹

浦和市辻1328-12

仍発 明 者 小泉伸一

東京都江戸川区中央3-24-15

⑪出 願 人 本田技研工業株式会社

東京都渋谷区神宮前6丁目27番

8号

砂代 理 人 弁理士 落合健

na स्वा द्या

- 1. 発明の名称 後輪片側駆動式三輪車
- 2. 特許請求の範囲

単一の前輪を支持する前部フレームと左右一対の後輪を支持する後部フレームとを、前記前部フレームがローリングし得るようピポット結合英留を介して連結して軍体を構成し、前記両後輪の一方を駆動装置に連結して駆動輪とした三輪軍において、前記前輪を前記単体の前後方向中心線に関して対称的にそれぞれ配置し、前記ピポット結合装置を、そのピポット結婚が前記中心線より前記駆動輪側に傾斜するように配設した、後輪片側駆動式三輪車。

3. 発明の詳細な説明

本発明は、三輪車、勢に単一の前輪と左右一対 の後輪を備え、その両接輪の一方をエンジンその 他の駆動装置に連結した、後輪片側駆動式三輪車 の改良に関する。

一般に後輪片側短動式三輪車は、後輪とその窓動装置間の伝動装置の構造が簡素で懸価に提供し得る利点を有するが、その反面、両接輪の一方のみに駆動力が加えられることから車体に駆動後輪と反対側への旋回モーメントを生じる傾向ペンドルの操作により上記旋回モーメントと釣合う反対方向の旋回モーメントを生起させているければならず、また旋回時には当然、右旋回と左旋回とで操向ペンドルの操作力に差異を生じるので、操縦感覚が非常に悪い欠点を有する。

本発明は上配のような欠点を解消した。 簡単有効な後離片側駆動式三輪車を得ることを目的とする。

以下、図面により本発明の一実施例について設

- 2 -

- 1 -

特開昭55-110680(2)

明すると、第1 および第2 例において、本発明に 64 単の事体 B は単一の前輪 1 とサドル 3 を支持す を前部フレーム F f と、左右一対の後輪 2 , , 2 。 を支持する後部フレーム F r とより構成され、前 幅 1 は 単体 B の前後方向中心線 O 上に、また両後 輪 2 , , 2 。は同中心線 O から左右等距離の位置 すなわち対称位置に配される。

前部フレーム Ff 前端のヘッドバイブ 4 には、 上端に模状機向ハンドル 5 を取付けたフロントフォーク 6 が回動自在に支持されており、その下端 に前輪 1 が前車軸 7 を介して支持されている。

第3 図に示すように、後輪2, ・2, にはそれと共に回転する後車軸8,、8, がそれぞれ固治されており、それらは後部フレームドでの左右両側に設けた軸受9, ・9, によりそれぞれ回転自在に支承される。

そして図示例では右側後輪2.1 を駆動箱とする - 3 -

から駆動線たる右側後輪2, 個に偏位し且つ前方 右側に角度の傾斜して設定され、望ましくはさら に前方上方へ傾斜して設定される。

前記ピポット結合鉄躍アは、第1および第5 図に示すように、前部フレーム Ff にポルト 1 6 により問題されたピポットハウジング 1 7 と、後部フレーム Fr に密接 1 8 して問題されたピポット軸 1 9 とより構成され、このピポット軸 1 9 とより構成され、このピポット軸 2 び先部をブレーンペアリング 2 0 および ボールペアリング 2 1を介して該ハウジング 1 7 の一般で 一般で 一般で 一大 が 前記ピポット 軸 2 なけっしょう で に 配 の こ したがつて、前部フレーム Ff は後即フレーム Fr に対してビポット 軸 級メ 助りにローリングすることができる。

旋回走行時、遠心力による後部フレーム Fェの

前,後部フレーム Ff , Fr はビボット結合装 置 P により互いに連結され、そのビボット結合装 置 P のビボット軸線 X は、単体 B の前配中心線 O

より四、外輪すなわち両後輪2」,2。に差쀐を

与えることができる。

- 4 -

転覆を抑制するために、ピポット結合装置ドズ公知のナイトハルト式はね装置5が設けられる。即ちピポットハクジング17に機断面略方形のはね室22が形成され、また該室22に配設される機断面略方形のはね作動体23がピポット軸19に固滑され、ばね室22の四隅にはね作動体23の各平坦側面に係合する円筒形ゴムはね24,24・・が充填される。而して、ゴムはね24,24・・は前部フレームFfのローリングによるピポットハウジング17とピポット軸19との相対回動時、はね作動体23の平垣側面により斜めに圧縮変形され、その圧縮力が装部フレームFrの、遠心力による転覆モーメントに対抗する。

次に作用を説明する。

いま放回走行を行うべく前部フレーム Ff を右 または左にローリングさせる場合を考察すると、 第6ないし8図に示すように前輪1の扱地点。と、

- 6 -

- 5 -

その点。からの直線とピポット軸線Xとの百交点 かと、ピポット軸線Xと後車軸81,85,0中心 を通る垂直線との交点。の3点を結ぶ三角形。かっかその底辺。cを軸として右または左に傾動するとみることができ、したがつて斜辺から上に位 置するピポット結合数個Pは斜辺からと共に右または左に援助して後郎フレーエド、を介して両後 株21,22を右または左に転向させることができ、これによつて車輛の旋回が助長される。

この場合、本発明では前部フレーム Ff を等し いローリング的 8 で 広、右にローリングさせても、 一 両後幅 2 、 , 2 、 の左、右の転向角 5 、 , 7 。 に 差異を生じるもので、次にその理由を述べる。

前述のようにピポット軸線Xが単体Bの中心線 のより駅動輪たる右側接輪2、側に偏位し且つ単 体Bの前方に向つて右側に母傾斜させてあるので、 前配三角形abcは、前部フレームFfのローリ

- 7 -

したがつて 1,>12

ところで、前駅頂点 b の水平方向移動距離と後輪 2 , , 2 。 の転向角とは比例関係にあるから、前駅移動距離 l , , l 。 によりもたらされる接輪 2 , , 2 。 の転向角 n , , n 。 を比較すれば、当然に

η, > η,

てきる。

したがつて仕事量に関しては、前部フレームFf のローリング角度が同じでも左方ローリング時の 仕事量の方が右方ローリングの仕事量よりも大で あるから、後輪21,2、の右方転向時の入力は 左方転向時よりも軽く、この結果右旋回操作が軽 く、左旋回操作が重い傾向となり、この傾向によ つて走行中軍体に右回りの旋回モーメントが発生 する。

一方、エンジンEにより右側接輪 2、を駆動し

- 9 -

特開昭55-119680 3

ング中立位置(すなわち前輪1の重直軽点状態) で提供右側に角度の傾いており(第8図)、この ときの三角形のカモの頂点もの位置を(4)とする。 そして前記フレーム Ffを左右に等角度をローリ ングさせると、前記頂点とは点のを中心とする半 径すで円弧を描き回と例に位置を移す。

このときの位置(引とい)、(引と)(の名間の水平方向延離1,,1,を次に比較する。前、計算の便宜上、ビポット軸線2を水平軸として扱うが、水平、上向き傾斜のいずれの場合も効果の絶対量は異なるが傾向は同じである。

$$l_1 = 2\tau \cdot \cos \frac{\alpha}{2} \cdot \cos \left(\delta - \frac{\alpha}{2}\right)$$

$$l_2 = 2\tau \cdot \cos \left(\delta + \frac{\alpha}{2}\right) \cdot \cos \frac{\alpha}{2}$$

$$l_3 - l_2 = 2\tau \cdot \sin \alpha \cdot \sin \delta > 0$$

$$\left(\frac{\alpha}{2} \mid \delta \mid < \frac{\pi}{2} \mid 0 < \alpha < \frac{\pi}{2}\right)$$

て単幅を走行させるときは、右側片輪駆動のため に単体 B に左回りの旋回モーメントを生じ、これ と前記右回りの旋回モーメントが平衡して単体 B に直進性が与えられる。実際に、ビボット軸線 X の水平方向傾斜角取日を1~5°とすることによ り、後輪片側駆動により生じる旋回モーメント量 の70~90多を打消すことができ、接級上、異 和感を全く感じないことを確認している。

以上のように本発明によれば、ビボット結合を 図のビボット総線の位置と向きを特定するだけで 接輪片偶駆動により生じる旋回モーメントを打消 すことができ、直進性を確保できるので、直進走 行時に操向ハンドルが右または左に取られるよう なことも、また旋回走行時に旋回方向により操向 感覚に遊異を生じることもなく接顧安定性が落し く改善される。そして、ごれによつて3個の乗輪 の配置は、両後輪駆動式のものと同様に、前輪を

-10-

特開昭55-110680(4)

輪)、22 …左無後錢

単体の前接方面中心別上れ、また両後偏を同中心 線の左右対称位置にそれぞれ配置する形態にする くとが可能になり、良好な居住性、操縦性が得ら れる。しかも、後極片側駆動方式本来の簡素な構 造性維持されるから、これを安価に提供し得る等 の効果を有する。

4. 図面の簡単を説明

図面は本発明の実施例を示すもので、第1図は 三輪車の全体平面図、第2図はその側面図、第3 図は第1図の11-15線断面図、第4図はピポット 結合装置の拡大縦断側面図、第5図はそのV-V 線断面図、第6図は三輪車の平面線図、第7図は その興動線図、第8図はその正面線図である。

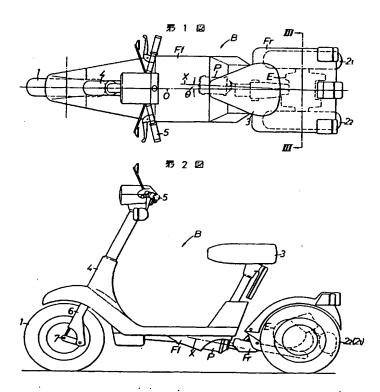
B…事体、E…配物整置としてのエンジン、Ff …前部フレーム、Fr … 後部フレーム、O…事体 の前後方向中心線、F…ビボント結合整置、X… ビボント軸線、1…前輪、2, …右側後輪(駆動

-11-

等許 出版人 泰田技研工和松式会社

代理人并理士 洛 台 健

-12-



— 484 —

